COMPRESSOR

Patent Number:

JP63183278

Publication date:

1988-07-28

Inventor(s):

INOTA KENICHI; others: 03

Applicant(s):

MATSUSHITA ELECTRIC IND CO LTD

Requested Patent:

☐ JP63183278

Application Number: JP19870015515 19870126

Priority Number(s):

IPC Classification:

F04B31/00; F04B39/00

EC Classification:

Equivalents:

Abstract

PURPOSE:To improve the adiabatic efficiency of a compressor and reduce the power consumption by providing an intake valve located in a container in a flow path affording communication between an intake chamber and a compression chamber, while enabling the flow path to be interruped by the slide surfaces between a piston and the inner wall of container.

CONSTITUTION: A piston 2 coupled with an armature 3 of a linear motor is fitted slidably in a container 1 so that a compression chamber 7 is defined on the lower end face side of piston 2. When pressure in the compression chamber 7 is reduced by the upward movement of piston 2, an intake valve 10 provided on the lower portion of container 1 is opened so that refrigerant having low temperature and pressure in the intake chamber 8 flows into the compression chamber 7. Also, the refrigerant in the compression chamber 7 is compressed by the succeeding downward movement of piston 2 to push open a discharge valve 11 and send the high temperature and pressure refrigerant into the discharge chamber 13. When the piston 2 ascends again through the lower dead point, the discharge valve 11 is closed and the intake valve 10 is opened to take in the refrigerant again.

Data supplied from the esp@cenet database - 12

⑩ 公 開 特 許 公 報 (A)

昭63-183278

@Int Cl.4

識別記号

广内整理番号

④公開 昭和63年(1988)7月28日

F 04 B 31/00

39/00

G-6907-3H G-6907-3H 101

審査請求 未請求 発明の数 1 (全4頁)

⇔発明の名称 圧縮機

> ②特 昭62-15515 頣

23出 顖 昭62(1987)1月26日

蹇 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器產業株式会社内 ②発 明 者 猪 \blacksquare 松下電器產業株式会社内 照 ②発 明 者 原 田 丸 大阪府門真市大字門真1006番地 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式会社内 ②発 明 者 田 龍 夫 藤 ②発 明 者 足 立 欣 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器產業株式会社內 大阪府門真市大字門真1006番地 松下電器産業株式会社 ①出 願 人 外1名 多代

弁理士 中尾 敏男 理 人

> 明 細

1、発明の名称

圧縮機

2、特許請求の範囲

容器と前記容器の内壁に摺動自在に設けられた ピストンと、前記容器とピストンとで囲まれ前記 ピストンの容器に対する運動によって体積が変化 する圧縮室と圧縮される流体の存在する吸入室と 前記圧縮室とを連通する流路Aに設けられた吸入 弁と、圧縮された流体の存在する吐出室と前記圧 縮室とを連通する流路Bに設けられた吐出弁と、 前記吸入弁から容器の壁内を通って前記圧縮室へ 連通し、前記ピストンの容器内壁との摺動面によって 前記圧縮室への連通がしゃ断され得るように構成 された流路Aとを有し、前記流路Aは前記流路A の一部を構成する圧縮機で

3、発明の詳細な説明

産業上の利用分野

との発明は圧縮機に関するものである。その中 ても特にフリーピストン型圧縮機に関するもので ある。

従来の技術

従来のフリーピストン型圧縮機は第2図のよう な構成になっていた。

すなわち、27はその中に冷媒が封入されている 容器、28は容器の内壁に摺動自在に上下に運動 するピストン、29はピストンに結合されている リニアモータの電機子、30はリニアモータの界 磁、31は端子、32は電原である。

33は圧縮室、34は吸入室、35はピストン28 の壁に設けられた環状のみぞ、36,37はみぞ 35と吸入弁38とを連通する流路である。39 は吐出弁、40は吐出弁39に設けられた吐出ガ スの流路、41は吐出室、42は吐出弁を上方に 押付けるための圧縮コイルばねである。

43は凝縮器、44は膨張弁、45は蒸発器、48 は吸入ガス温度を検知する感温筒である。

このような構成に於てピストン28はリニアモ ータ29.30の駆動力によって上下に運動して おり、その結果ピストン28が上昇して圧縮室33 の圧力が吸入室34の圧力より低下すると吸入弁縮 38が開いて吸入室34の圧力より低圧の冷媒にために 室334のにピストン28がが発生に を330流入する。そしてピストン28がでは 上がって上死点をへて下降すると圧縮室330圧が は高くなると吐出弁39がほとなる。 で吐出室41へ流になる。そしてピストン28が で吐出室41へにといるにとなる。 で吐出を41へにとなる。 で吐に下降してピストン28が を33の圧力は吐出を41の圧力より低にが 室33の圧力は吐出を41の圧力よりのにより になる。そしてピストン28が を23がでによりに を33の圧力は吐出を41の圧力より になる。そしてが吸入を を2334の圧力は になる。そのでは を334の圧力 になる。そのでは になる。そしていないた。 を334の圧力 になる。 を334の圧力 になる。 になる。 を334の圧力 になる。 になる。 を334の圧力 になる。 になる。 を334の圧力 になる。 になる。 になる。 を334の圧力 になる。 になる。 になる。 を334の圧力 になる。 になる。 になる。 を34の圧力が になる。 になる。 になる。 を334の圧力 になる。 になる。 になる。 を34のにより になる。 にな

es in a

以上のようにしてピストン28の上下運動によって吸入室38の低温低圧の冷媒は圧縮室33へ流入し圧縮され、高温高圧となって吐出室41へ流出する。

吐出室41の高温高圧の冷媒は凝縮器43に入り、 ここで冷却されて液化し膨張弁44に入る、膨張 弁44で膨張した冷媒は低温低圧となる。そして

問題点を解決するための手段

そして上記問題点を解決する本発明の技術的な 手段は、圧縮される流体の存在する吸入室と圧縮 窓とを連通する流路Aに設けられた吸入弁と、吸 入弁から容器の壁内を通って圧縮室へ連通ししか もピストンの容器内壁との摺動面によって圧縮室 への連通がしゃ断され得るように構成されたとこ ろの流路Aの一部を構成する流路Aである。

作用

この技術的手段による作用は次のようになる。 すなわち、吸入弁は容器に設けられており、吸入 室から吸入弁に至る流路は従来例にくらべより圧 力降下が小さい流路となる。

寒 施 例

以下、本発明の一実施例を添付図面にもとづい て説明する。

第1図に於いて1は容器でその中に冷媒が封入 されている。2は容器1の内壁に摺動自在に上下 に運動するピストン、3はピストンに結合されて いるリニアモータの電機子、4はリニアモータの 蒸発器 4 5 に入る、ととで冷媒は加熱されて低温 低圧の気体となり吸入室 3 4 へ流入する。

以上のようにして蒸発器 4 5 で吸収した熱と圧縮機によって冷媒に対してなされた仕事は凝縮器 4 3 で放熱され、冷凍機の作用を行うのである。

発明が解決しようとする問題点

しかし、このような構造のものでは吸入室34から吸入弁38に至るまでの流路に於て吸入室34からみぞ35に至るまでに1ケ所の急拡大、みぞ35から流路36に至るまでに1ケ所の急縮小、流路36から流路37に至るまでに1ケ所の曲がり部があり、冷媒が吸入室34から吸入弁38に至るまでに圧力降下を生じる箇所が多くあった。その結果、圧縮機の断熱効率が下がり、同一の圧縮仕事をするのにより多くの電力を必要とするという問題点があった。

そこで本発明は吸入室から吸入弁に至る流路で の圧力降下を低減し、断熱効率の高い、そして消 費電力の少い圧縮機を提供しようとするものであ る。

界磁、5は端子、6は電機子3の位置を検出する 為の位置検出器である。

7は圧縮室。8は吸入室、9は吸入ポート、10 は吸入弁、11は吐出弁、12は吐出ガスの通る 旅路、13は吐出室である。

1 4 は 凝縮器、 1 5 は 膨張弁、 1 4 蒸発器、 1 7 は 吸入ガスの 温度を検出する 感温 筒 である。

また18は制御装置、19,20は弁である。

また2 B は空間 2 3 と空間 2 4 とを連通する流路 である。

また21はピストン2に設けられた突起、22は 吐出弁に設けられた環状のみぞで、ピストン2と 吐出弁11とが所定の距離近づくと、突起21と みぞ22とで一つの閉空間が形成される。

次に、この一実施例の構成における作用を説明する。先ずピストン2はリニアモータ3,4の駆動力によって上下に運動しており、その結果ピストン2が上昇して圧縮室での圧力が吸入室8の圧力より低下すると吸入弁1 Oが開いて吸入室8の低温低圧の冷媒は圧縮室でへ流入する。そしてピス

トン2がさらに上がって上死点をへて下降すると 圧縮室 7の冷媒は高温高圧になる、そして吐出室 13の圧力より高くなると吐出弁 11が開いて吐 出室 13へ流出する。そしてピストン2がさらに 下降し、下死点をへて逆に上昇すると圧縮室 7の 圧力は吐出室 13の圧力より低くなり吐出弁 11 は閉じる。そしてピストン2がさらに上昇して圧 縮室 7の圧力が吸入室 8の低温低圧の冷媒は圧 縮室 7へ流入する。

A 19

以上のようにしてピストン2の上下運動によって 吸入室8の低温低圧の冷媒は圧縮室7へ流入し圧 縮され、高温高圧となって吐出室13へ流出する。 吐出室13の高温高圧の冷媒は凝縮器14に入り、 ことで冷却されて液化し膨張弁15に入る、膨張 弁15で膨張した冷媒は低温低圧となる。そして 蒸発器16に入る。ことで冷媒は加熱されて低温 低圧の気体となり吸入室8へ流入する。

以上のようにして蒸発器16で吸収した熱と圧縮機によって冷媒に対してなされた仕事は凝縮器14

2の下死点の位置を常に適当な位置になるように し、ピストン2が吐出弁11に衝突せず、しかも 体積効率が高くなるようにしているのである。

なお、停電等で制御装置18が働かなくなった 場合ピストン2が吐出弁11に衝突することがあ るが、ピストン2が吐出弁11に衝突すると吐出 弁11はばね25を押縮めて下降するので、衝突 時に働く衝撃力は小さくなる。

ところで本実施例に於いては吸入室8の冷媒は 吸入ポート9を通り、吸入弁1 Oと容器1とのす きまを通って圧縮室7へ流入する。

したがって従来例にくらべて、吸入室8から吸入 弁1 Oに至る流路に於いて圧力降下が小さくなる。 その為断熱効率が増加し、したがって消費電力も 減少するという効果を奏する。

発明の効果

本発明は、圧縮される流体の存在する吸入室と 圧縮室とを連通する流路Aに設けられた吸入弁と、 吸入弁から容器の壁内を通って圧縮室へ連通しし かもピストンの容器内壁との習動面によって圧縮

で放然され、冷凍機の作用を行うのである。 一方ピストン2の下死点の位置は吐出弁11に衝 突しない範囲でできるだけ吐出弁11に近づくよ らに制御されている。それによってピストン2が 下死点に来たときに、ピストン2と吐出弁11と の間に残された冷媒が次にピストン2が上昇する ときに再膨張し体積効率減少させない為である。 具体的に言うと、制御装置18は位置検出器6に よって検出されるピストン2の位置からピストン 2の下死点の位置を計算している。そして下死点 の位置が設定値より低いときは、弁19に信号を 送って閉める。これによって空間23と連通して いる空間24の圧力を下げてピストン2の平均位 置を上昇させ下死点を上げるのである。また弁19 が全閉になっても未だ下死点の位置が設定値より 低いときは弁20を開ける。

逆にピストン2の下死点の位置が設定値より高いときは、弁20に信号を送って弁20を閉める。 そして弁20を全閉にしてもまだ高いときは弁18 を開ける。このようにして制御装置8はピストン

室への連通がし。断され得るように構成されたと ころの流路 Aの一部を構成する流路 A/を有してい る圧縮機であるから、吸入弁はピストン内ではな く容器に設けられており、吸入室から吸入弁に至 る流路は従来例にくらべ、より圧力降下が小さい 流路となる。その結果、圧縮機の断熱効率が増加 し、したがって消費電力が減少するという効果が ある。

4、図面の簡単な説明

第1図は本発明の一実施例の圧縮機の縦断面図、 第2図は従来例の圧縮機を示す縦断面図である。

1 … … 容器、2 … … ビストン、3 … … 電機子、4 … … 界磁、6 … … 位置検出器、7 … … 圧縮室、1 0 … … 吸入弁、1 1 … … 吐出弁、1 4 … … 模縮器、15 … … 膨張弁、18 … … 蒸発器、19,20 … … 弁、18 … … 制御装置、2 7 … … 容器、2 8 … … ゲストン、2 9 … … 電機子、3 0 … … 界磁、3 8 … … 吸入弁、3 9 … … 吐出弁、4 0 … … 流路、4 3 … … 凝縮器、4 4 … … 膨張弁、4 5 … … 蒸発器。代理人の氏名 弁理士 中 尾 敏 男 ほか1名

第 1 図



